# PCT WELTORGANISATION FUR GEISTIGES EIGENTUM Internationales Bûro INTERNATIONALE ANMELDUNG VERÖFFENTLICHT NACH DEM VERTRAG ÜBER DIE INTERNATIONALE ZUSAMMENARBEIT AUF DEM GEBIET DES PATENTWESENS (PCT)

(51) Internationale Patentklassifikation 6:

B23Q 1/48, B23C 3/18

(11) Internationale Veröffentlichungsnummer:

WO 99/32256

(43) Internationales

Veröffentlichungsdatum:

1. Juli 1999 (01.07.99)

(21) Internationales Aktenzeichen:

PCT/CH97/00479

(22) Internationales Anmeldedatum:

22. Dezember 1997

(22.12.97)

A1

(71) Anmelder (für alle Bestimmungsstaaten ausser US): LIECHTI ENGINEERING AG [CH/CH]; Kanalweg 4, CH-3550 Langnau (CH).

(72) Erfinder; und

(75) Erfinder/Anmelder (nur für US): LIECHTI, Ralph [CH/CH]; Gurtenweg 45, CH-3074 Muri (CH). LEHMANN, Fritz [CH/CH]; Halden 579, D-3550 Langnau (CH).

(74) Anwalt: BOVARD AG; Optingenstrasse 16, CH-3000 Bern 25 (CH).

(81) Bestimmungsstaaten: AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BY, CA, CH, CN, CU, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, GB, GE, GH, GM, GW, HU, ID, IL, IS, JP, KE, KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MD, MG, MK, MN, MW, MX, NO, NZ, PL, PT, RO, RU, SD, SE, SG, SI, SK, SL, TJ, TM, TR, TT, UA, UG, US, UZ, VN, YU, ZW, ARIPO Patent (GH, GM, KE, LS, MW, SD, SZ, UG, ZW), eurasisches Patent (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), europäisches Patent (AT, BE, CH, DE, DK, ES, FI, FR, GB, GR, IE, IT, LU, MC, NL, PT, SE), OAPI Patent (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, ML, MR, NE, SN, TD,

#### Veröffentlicht

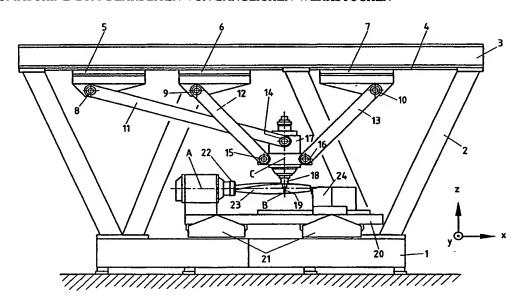
Mit internationalem Recherchenbericht.

(54) Title: MACHINE TOOL FOR MACHINING ELONGATED WORKPIECES

(54) Bezeichnung: WERKZEUGMASCHINE ZUM BEARBEITEN VON LÄNGLICHEN WERKSTÜCKEN

#### (57) Abstract

The inventive machine has at least one workpiece (23) clamping device (22) which can be driven around a first axis of rotation (A), and at least one tool spindle (18) which can be driven around a second axis of rotation (C). Three slides (5, 6, 7) can be moved independently of each other on a slide guide (4) by means of drive mechanisms, and are connected by guide rods (11, 12, 13) to a unit (17) which supports the tool spindle. As the slide is moved along the slide guide, so the workpiece (19) can be moved along an X-axis and a Z-axis, and turned in a certain area. The inventive



machine has fewer drive mechanisms and especially slide guides than known machines of the same type and is easy to construct modularly. The masses which are moved in the inventive machine are also less than in known machines and the dynamics of the inventive machine are better as a result.

Lexas de robbin

### (57) Zusammenfassung

Die Maschine hat mindestens eine um eine erste Rotationsachse (A) antreibbare Spannvorrichtung (22) für ein Werkstück (23) und mindestens eine um eine zweite Rotationsachse (C) antreibbare Werkzeugspindel (18). Auf einer Führung (4) sind drei Schlitten (5, 6, 7) durch Antriebe unabhängig voneinander verschiebbar und mittels Lenkern (11, 12, 13) mit einer die Werkzeugspindel tragenden Einheit (17) verbunden. Durch Verschieben der Schlitten entlang der Führung ist das Werkzeug (19) entlang einer X-Achse und einer Z-Achse verschiebbar und zudem in einem Bereich schwenkbar. Eine solche Maschine weist eine gegenüber bekannten derartigen Maschinen reduzierte Anzahl von Antrieben und insbesondere Führungen auf und kann leicht modular gestaltet werden. Darüber hinaus sind bei dieser Maschine die bewegten Massen gegenüber dem vorbekannten Stand der Technik gering, was die Dynamik der Maschine verbessert.

### LEDIGLICH ZUR INFORMATION

Codes zur Identifizierung von PCT-Vertragsstaaten auf den Kopfbögen der Schriften, die internationale Anmeldungen gemäss dem PCT veröffentlichen.

AL							
	Albanien	ES	Spanien	LS	Lesotho	SI	Slowenien
AM	Armenien	FI	Finnland	LT	Litauen	SK	Slowakei
ΑT	Österreich	FR	Frankreich	LU	Luxemburg	SN	Senegal
ΑU	Australien	GA	Gabun	LV	Lettland	SZ	Swasiland
AZ	Aserbaidschan	GB	Vereinigtes Königreich	MC	Моласо	TD	Tschad
BA	Bosnien-Herzegowina	GE	Georgien	MD	Republik Moldau	TG	
BB	Barbados	GH	Ghana	MG	Madagaskar	TJ	Togo Tadschikistan
BE	Belgien	GN	Guinea	MK	Die ehemalige jugoslawische	TM	
BF	Burkina Faso	GR	Griechenland		Republik Mazedonien	TR	Turkmenistan
BG	Bulgarien	HU	Ungarn	ML	Mali	TT	Türkei
BJ	Benin	IE	Irland	MN	Mongolei	UA	Trinidad und Tobago
BR	Brasilien	IL	Israel	MR	Mauretanien		Ukraine
BY	Belarus	IS	Island	MW	Malawi	UG	Uganda
CA	Kanada	IT	Italien	MX	Mexiko	US	Vereinigte Staaten von
CF	Zentralafrikanische Republik	JP	Japan	NE	Niger		Amerika
CG	Kongo	KE	Kenja	NL	Niederlande	UZ	Usbekistan
CH	Schweiz	KG	Kirgisistan	NO		VN	Vietnam
Cl	Côte d'Ivoire	KP	Demokratische Volksrepublik	NZ	Norwegen	YU	Jugoslawien
CM	Kamerun		Korea	PL	Neusceland	ZW	Zimbabwe
CN	China	KR	Republik Korea	PT	Polen		
CU	Kuba	KZ	Kasachstan		Portugal Portugal		
CZ	Tschechische Republik	LC	St. Lucia	RO	Rumānien		
DE	Deutschland	Li	Liechtenstein	RU	Russische Föderation		
DK	Dånemark	LK	Sri Lanka	SD SE	Sudan		
EE	Estland	LR	Liberia		Schweden		
	Louis	LR	Cibella	SG	Singapur		

15

20

25

30

# W rkzeugmaschine zum Bearbeiten von länglichen Werkstücken

Die Erfindung betrifft eine Werkzeugmaschine zum Bearbeiten von länglichen Werkstücken mit mindestens einer um eine erste Rotationsachse antreibbaren Spannvorrichtung für ein Werkstück und mindestens einer um eine zweite, in der Werkzeugachse liegende Rotationsachse antreibbare Werkzeugspindel, welche entlang einer zur ersten Rotationsachse parallelen ersten Translationsachse und entlang einer zur ersten Rotationsachse rechtwinkligen und zur zweiten Rotationsachse parallelen zweiten Translationsachse verschiebbar ist, wobei die Spannvorrichtung entlang einer zur ersten und zweiten Translationsachse rechtwinkligen dritten Translationsachse verschiebbar ist und wobei ferner die Werkzeugspindel um eine zur dritten Translationsachse parallele Schwenkachse schwenkbar ist.

Zur spanabhebenden Bearbeitung von Werkstücken mit komplex geformten Oberflächen, wie beispielsweise Turbinenschaufeln, werden heute fast ausschliesslich numerisch gesteuerte Bearbeitungszentren verwendet. Die Konzeption solcher Bearbeitungszentren beruht auf dem Gedanken, die komplette Bearbeitung unterschiedlicher und komplizierter Werkstücke in einer einzigen Aufspannung zu ermöglichen. Die Zentren verfügen dazu über mindestens drei translatorische Bewegungsachsen mit einer numerischen Bahnsteuerung, die meist durch eine oder zwei ebenfalls numerisch gesteuerte Rotationsachsen ergänzt sind. Die Art der Zuordnung dieser Bewegungsachsen zum Werkzeug oder Werkstück bestimmt die Bauform des Bearbeitungszentrums, insbesondere den Aufbau und die gegenseitige Anordnung der verschiedenen Ständer- und Tischbaugruppen. Das zu fertigende Teilespektrum bestimmt die technischen Kenngrössen eines Bearbeitungszentrums wie Art und Anzahl der gesteuerten Achsen, Schnittleistung, Drehzahl- und Vorschubbereich sowie Länge der Verfahrwege.

Die Bemühungen zur Reduktion der Fertigungskosten beim Bearbeiten von Werkstücken der oben genannten Art zielen im wesentlichen in zwei Richtungen. Erstens versucht man, die Anschaffungs- und Betriebskosten der entsprechenden Bearbeitungszentren zu reduzieren, indem man deren Aufbau möglichst vereinfacht und - sofern dies ebenfalls mit einer Vereinfachung ver-

bunden ist - den damit zu bearbeitenden Werkstücken anpasst. Zweitens zielen viele Bemühungen zur Reduktion der Fertigungskosten auf eine Verkürzung der Bearbeitungszeit pro Werkstück. Dies kann insbesondere durch Erhöhen der Geschwindigkeit der Relativbewegungen zwischen Werkzeug und
Werkstück beim eigentlichen Bearbeiten, aber auch beim Zustellen und beim
Wechseln der Werkzeuge erreicht werden. Eine Grenze liegt bei der erreichbaren Beschleunigung, die massgeblich durch die Grösse der bewegten Massen
beeinflusst wird.

Unter der Veröffentlichungsnummer WO 91/03145 ist eine als

"sechsachsige Werkzeugvorrichtung" bezeichnete Maschine bekanntgeworden, die zwei voneinander beabstandete Plattformen aufweist, von denen eine ein Werkzeug und die andere ein Werkstück tragen kann. Die beiden Plattformen sind durch sechs längenveränderliche Elemente, beispielsweise Hydraulikzylinder oder Gewindespindeln, miteinander verbunden und relativ zueinander bewegbar. Durch gesteuerte Änderung der Länge der Elemente ist eine der Plattformen in Bezug auf die andere in einem Bereich beliebig räumlich bewegbar.

Das Dokument WO 92/17313 mit dem Titel "Manipulator" zeigt eine ähnliche Maschine, bei der jedoch zwei Plattformen, von denen wiederum eine ein Werkstück tragen kann, unbeweglich miteinander verbunden sind. Die sechs längenveränderlichen Elemente tragen in diesem Fall das Werkzeug und sind an der anderen der genannten Plattformen gelagert. Durch gesteuerte Änderung der Länge der Elemente ist das Werkzeug in einem Bereich beliebig räumlich bewegbar.

Ein Nachteil der ersten der genannten Maschinen besteht darin, dass mit der beweglichen Plattform eine relativ grosse Masse beschleunigt werden muss, wodurch die Arbeitsgeschwindigkeit dieser Maschine begrenzt ist. Beiden der genannten Maschinen ist gemeinsam, dass sie allein zum Durchführen der Relativbewegungen zwischen Werkzeug und Werkstück mindestens sechs gesteuerte Antriebe und ebenso viele Führungen aufweisen, was nicht nur sehr aufwendig und teuer, sondern auch steuerungstechnisch schwierig zu bewältigen ist.

Ein erstes Ziel der vorliegenden Erfindung besteht in der Schaffung einer Werkzeugmaschine zum Bearbeiten von länglichen Werkstücken, die einen gegenüber bekannten derartigen Maschinen erheblich vereinfachten Aufbau aufweist. Ein zweites Ziel besteht darin, eine solche Maschine modular zu gestalten, so dass insbesondere deren Gestell einfach und rasch entsprechend der erforderlichen Grösse zusammengestellt werden kann. Ein weiteres Ziel der Erfindung besteht darin, eine Maschine der eingangs genannten Art vorzuschlagen, bei der die bewegten Massen gegenüber dem vorbekannten Stand der Technik gering sind. Noch ein Ziel der Erfindung besteht darin, eine Werkzeugmaschine vorzuschlagen, bei der auf längenveränderliche Elemente zum Bewegen des Werkzeuges verzichtet werden kann. Schliesslich ist es auch ein Ziel der Erfindung, eine derartige Maschine mit einer gegenüber dem vorbekannten Stand der Technik reduzierten Anzahl von Antriebskomponenten und insbesondere Führungen zu entwickeln.

Diese Ziele werden durch eine Werkzeugmaschine der eingangs genannten Art erreicht, welche die im kennzeichnenden Teil des Patentanspruchs 1 angegebenen Merkmale aufweist.

Dadurch, dass die erfindungsgemässe Maschine sämtliche Bewegungen der Werkzeugspindel in einer durch die erste und zweite Translationsachse bestimmten Ebene und die Schwenkbewegung der Werkzeugspindel mit einer einzigen Führung ermöglicht, ist sie einfacher, kleiner, leichter und kostengünstiger als Maschinen des Standes der Technik mit vergleichbaren Aufgaben. Bei der Ausgestaltung der Antriebe der verschiebbaren Schlitten besteht wesentlich mehr Freiheit als bei den längenveränderlichen Elementen des Standes der Technik. Die Einfachheit des konstruktiven Aufbaus begünstigt eine Gestaltung der Maschine in modularer Bauweise. Die relativ geringen bewegten Massen haben eine gegenüber bekannten Maschinen verbesserte Dynamik der erfindungsgemässen Maschine zur Folge.

Durch das im Anspruch 8 definierte Verfahren zum Betrieb einer erfindungsgemässen Maschine wird erreicht, dass der Berührungspunkt oder
Arbeitspunkt zwischen Werkzeug und Werkstück beim Verschwenken der
Werkzeugspindel praktisch erhalten bleibt, so dass Linearkorrekturen nur noch

10

15

20

in einem geringen Umfang erfolgen müssen. Dies spart unnötig lange Nachstellbewegungen.

Anhand von Figuren ist die Erfindung im folgenden näher beschrieben. Es zeigen:

- 5 Figur 1 Eine Frontansicht einer Ausführungsart der erfindungsgemässen Maschine,
  - Figuren 2 und 3 Prinzipskizzen zur Veranschaulichung der Kinematik der Maschine gemäss Figur 1,
- Figuren 4 bis 7 Prinzipskizzen von Lenkeranordnungen weiterer Ausführungsarten der erfindungsgemässen Maschine mit jeweils drei Lenkern
  und
  - Figuren 8 bis 10 Prinzipskizzen von Lenkeranordnungen weiterer Ausführungsarten der erfindungsgemässen Maschine mit jeweils vier Lenkern.
- 15 Die in Figur 1 gezeigte Fräsmaschine ist speziell zum Herstellen von Turbinenschaufeln konzipiert und enthält ein Maschinenbett 1, auf dem mittels Stützen 2 ein oberer Träger 3 gehalten ist. An der dem Maschinenbett 1 zugewandten Seite dieses Trägers 3 befindet sich eine sich in Richtung der ersten Translationsachse X erstreckende Führung 4, auf welcher drei Schlitten 5, 6 und 7 unabhängig voneinander verschiebbar gelagert sind. Jeder Schlitten ist 20 mit einem nicht dargestellten Antrieb ausgestattet, der den Schlitten gesteuert längs der Führung 4 bewegt. Jeder Schlitten 5, 6 und 7 enthält je ein Gelenk 8. 9 und 10, mit denen je ein Ende eines Lenkers 11, 12 und 13 verbunden ist. Jeder der Lenker ist an seinem anderen Ende mittels eines weiteren Gelenkes 14, 15 bzw. 16 mit einer Fräseinheit 17 verbunden, welche die ein Werkzeug, 25 beispielsweise ein Fräswerkzeug 19, aufnehmende Werkzeugspindel 18 mitsamt ihrem Antrieb umfasst. Auf dem Maschinenbett 1 ist ein Tisch 20 auf einer Führung 21 in Richtung der dritten Translationsachse Y verschiebbar aufgenommen. Dieser Tisch trägt eine Spannvorrichtung 22, mit welcher ein Werkstück 23 um eine erste Rotationsachse A drehbar gehalten ist. Zur Stützung 30

20

30

des Werkstückes ist zudem ein in Richtung der ersten Translationsachse X auf dem Tisch 20 verschiebbarer Reitstock 24 vorhanden.

Im folgenden wird anhand der Figuren 2 und 3 die Kinematik der oben beschriebenen Maschine erläutert. Figur 2 zeigt, wie eine Bewegung des Werkzeuges 19 um den Betrag z19 in Richtung der zweiten Translationsachse Z von einer mit ausgezogenen Linien dargestellten Ausgangslage in eine mit unterbrochenen Linien dargestellte Endlage bewerkstelligt wird. Dazu werden die beiden Schlitten 6 und 7 um den gleichen Betrag x6 = x7 aufeinander zu bewegt, wodurch sich die Fräseinheit 17 um den gewünschten Betrag z19 nach unten verschiebt. Damit sich dabei die Fräseinheit nicht neigt, sondern nur parallel verschoben wird, muss der Schlitten 5 um den Betrag x5 nach rechts verschoben werden. Eine Bewegung des Werkzeuges in Richtung der ersten Translationsachse X wird erzielt, indem alle drei Schlitten 5, 6 und 7 um den selben Betrag in die selbe Richtung verlagert werden. In Figur 3 ist ein Fall dargestellt, in dem die Achse der Werkzeugspindel ausgehend von einer mit durchgehenden Linien dargestellten vertikalen Lage um die Achse B eine Schwenkbewegung um den Winkel a in eine mit unterbrochenen Linien dargestellte Lage ausführt. Die Lage der Schwenkachse ist dabei durch entsprechende Steuerung der Verschiebewege x'5, x'6 und x'7 in einem gewissen Bereich beliebig wählbar. Im vorliegenden Fall ist die Lage der Schwenkachse B so gewählt, dass diese nahe beim Berührungspunkt des Fräswerkzeuges 19 am Werkstück 23 liegt. Diese Wahl hat den Vorteil, dass der Berührungspunkt beim Schwenken des Werkzeuges ungefähr erhalten bleibt, so dass nur minimale Linearkorrekturen vorgenommen werden müssen. Dies spart unnötig lange Nachstellbewegungen. Es versteht sich von selbst, dass sämtliche Kombinationen der eben geschilderten Bewegungen möglich sind, so dass das Werkzeug durch entsprechende Steuerung der Antriebe der Schlitten 5. 6 und 7 - in einem gewissen Rahmen - beliebig in der durch die erste und zweite Translationsachse definierten Ebene X-Z bewegt und geschwenkt werden kann.

Die Figuren 4 bis 10 zeigen in Form von Prinzipskizzen Lenkeranordnungen weiterer Ausführungsarten der erfindungsgemässen Maschine, wobei gleiche Teile mit gleichen Bezugszeichen versehen sind. Die Ausführungsarten der Figuren 4 bis 7 sind jeweils mit drei Lenkern ausgestattet. Bei der

15

20

25

30

Ausführungsart gemäss Figur 4 ist die Anordnung der Gelenke an der Fräseinheit 17 im wesentlichen gleich wie bei der anhand der Figuren 1 bis 3 erläuterten Ausführungsart. Im Unterschied zur letztgenannten Ausführungsart sind aber die an den Schlitten 5 bis 7 vorgesehenen Gelenke nicht auf einer zur X-Achse parallelen Achse angeordnet, sondern in Z-Richtung gegeneinander versetzt.

Der Grund, weshalb sich bei den bisher beschriebenen Ausführungsarten zwei Lenker kreuzen, besteht in der Optimierung der durch die Lenker übertragenen Kräfte. Derjenige Lenker, der die Neigung der Fräseinheit 17 steuert, sollte nämlich gegenüber der X-Achse einen möglichst kleinen Winkel einnehmen, wogegen die Lenker, welche die Bewegung der Fräseinheit in der Z-Richtung bewirken, einen möglichst grossen Winkel gegenüber der X-Achse aufweisen sollten. Diese Anordnung hat aber der Nachteil, dass wegen des flach nach aussen geführten Lenkers 11 die Führung 4 länger gebaut werden muss. Figur 5 zeigt ein Beispiel, bei dem dieser Nachteil dadurch behoben ist, dass das Gelenk 14 für den Lenker 11 an der Fräseinheit 17 gegenüber der Achse C seitlich versetzt ist, so dass der Lenker 11 auch ohne Überkreuzung mit dem Lenker 12 relativ flach angeordnet sein kann. Dadurch ist es möglich, die Führung 4 etwas kürzer auszubilden, als bei den vorangehend beschriebenen Beispielen. Das Ausführungsbeispiel gemäss Figur 6 veranschaulicht, dass die an der Fräseinheit 17 angeordneten Gelenke 15 und 16 der Lenker 12 und 13 nicht wie bisher dargestellt in X-Richtung voneinander beabstandet sein müssen, sondern auf der gleichen Achse liegen können. Bei allen der bisher beschriebenen Ausführungsarten besteht der Nachteil, dass die Schlitten 5 und 6 sich bei ihren Bewegungen auf der gemeinsamen Führung 4 gegenseitig behindern können. Dem kann mit einer Ausführungsart gemäss Figur 7 abgeholfen werden, indem dort eine weitere, zur Führung 4 parallele Führung 4a vorgesehen ist, auf der einer der Schlitten läuft. So können sich zum Bewegen der Fräseinheit 17 die Schlitten 5 und 6 kreuzen.

Die Figuren 8 bis 10 zeigen Prinzipskizzen von Lenkeranordnungen weiterer Ausführungsarten der erfindungsgemässen Maschine mit jeweils vier Lenkern. Derartige Lenkeranordnungen sind zwar statisch unbestimmt, lassen sich aber mit entsprechenden Steuerungen der Antriebe der Schlitten ohne weiteres beherrschen. Das Ausführungsbeispiel gemäss Figur 8 entspricht

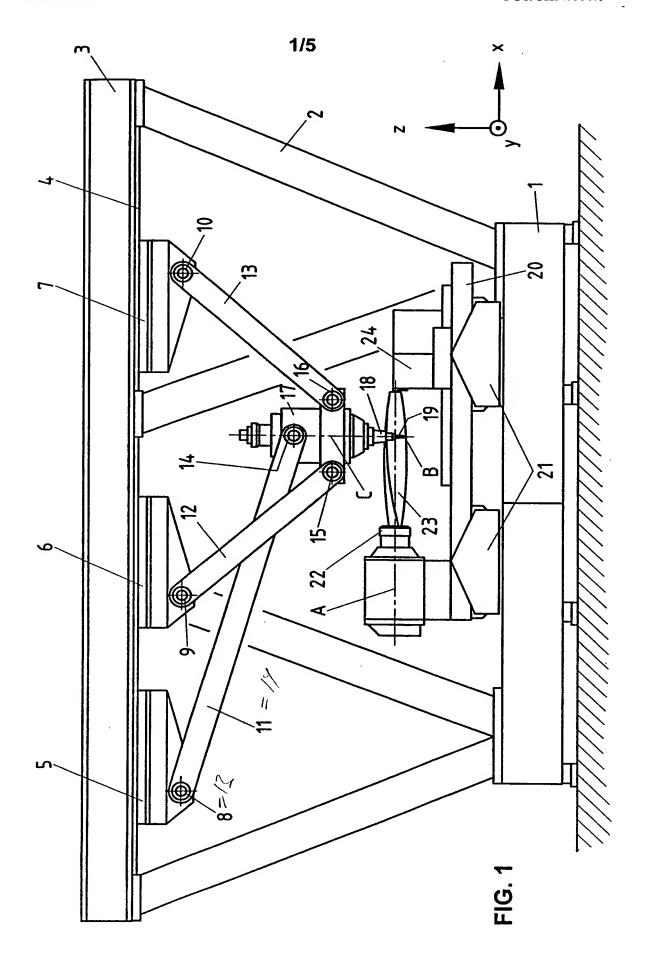
prinzipiell dem in Figur 6 gezeigten, nur dass es einen weiteren Lenker 11a mit zugeordnetem Schlitten 5a aufweist. Bei dem in Figur 9 dargestellten Beispiel sind die Positionen der Schlitten 5, 5a, 6, und 7 auf der Führung 4 gegenüber Figur 8 vertauscht, so dass sich die Lenker 11 und 12 beziehungsweise 11a und 13 kreuzen. Schliesslich zeigt Figur 10, dass auch Ausführungsarten denkbar sind, bei denen sich jeweils zwei der an der Fräseinheit angeordneten Gelenke auf einer gemeinsamen Achse befinden, welche Achsen auf einer zur X-Achse parallelen Linie liegen.

Bei den oben beschriebenen Ausführungsbeispielen, insbesondere bei demjenigen gemäss Figur 1, ist die Führung 4 oberhalb der ersten Rotationsachse A angeordnet. Eine solche Konfiguration ist aber nicht zwingend. Vielmehr könnte die Führung eine beliebige andere Position, beispielsweise seitwärts neben der ersten Rotationsachse A, einnehmen.

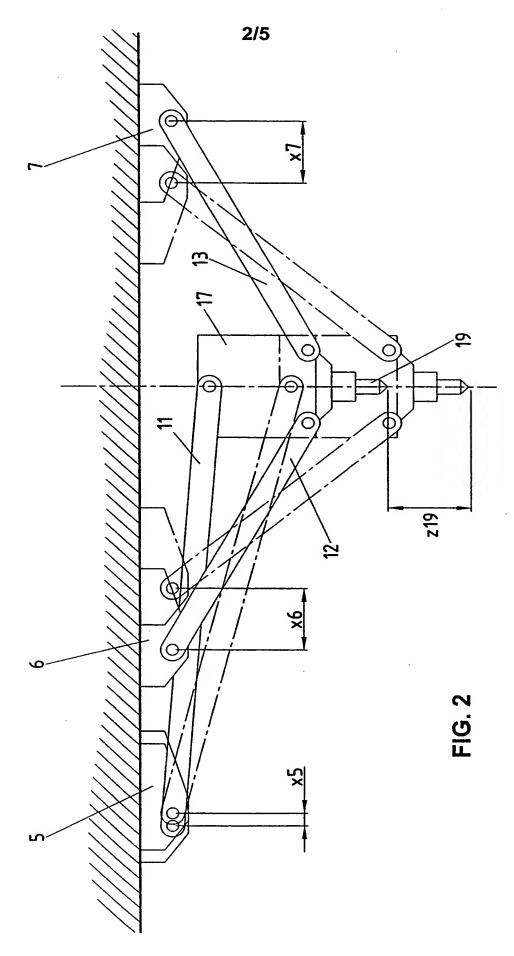
### Patentansprüch

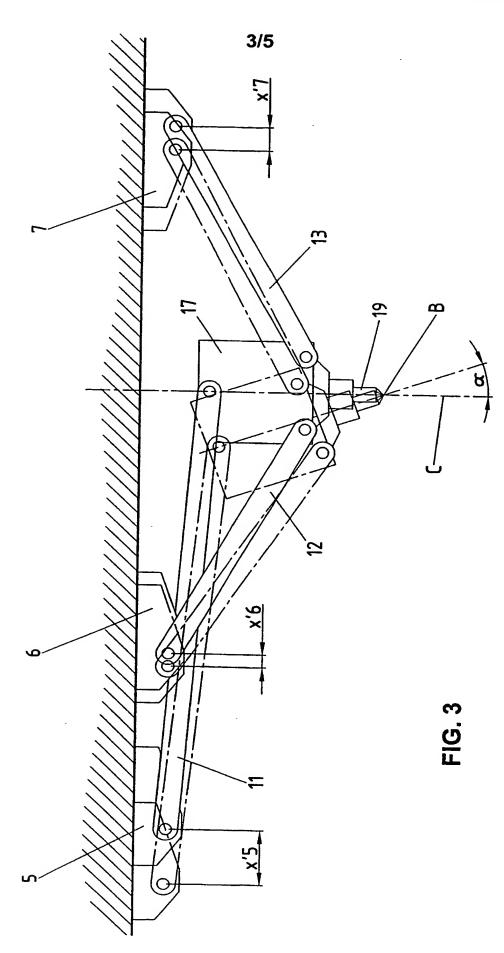
- 1. Werkzeugmaschine zum Bearbeiten von länglichen Werkstücken (23) mit mindestens einer um eine erste Rotationsachse (A) antreibbaren Spannvorrichtung (22) für ein Werkstück und mindestens einer um eine zweite, in der Werkzeugachse liegende Rotationsachse (C) antreibbaren Werkzeugspindel (18), welche entlang einer zur ersten Rotationsachse (A) parallelen ersten Translationsachse (X) und entlang einer zur ersten Rotationsachse (A) rechtwinkligen und zur zweiten Rotationsachse (C) parallelen zweiten Translationsachse (Z) verschiebbar ist, wobei die Spannvorrichtung entlang einer zur ersten (X) und zweiten (Z) Translationsachse rechtwinkligen dritten 10 Translationsachse (Y) verschiebbar ist und wobei ferner die Werkzeugspindel (18) um eine zur dritten Translationsachse (Y) parallele Schwenkachse (B) schwenkbar ist, dadurch gekennzeichnet, dass im Abstand von der ersten Rotationsachse (A) eine in Richtung der ersten Translationsachse (X) verlaufende Führung (4) angeordnet ist, entlang welcher Schlitten (5, 6, 7) unabhängig voneinander verschiebbar sind, dass jeder der Schlitten (5, 6, 7) mittels eines Gelenkes (8, 9, 10) mit einem Ende eines Lenkers (11, 12, 13) verbunden ist und das andere Ende jedes Lenkers mittels eines Gelenkes (14, 15, 16) mit einer die Werkzeugspindel tragenden Einheit (17) verbunden ist.
  - 2. Werkzeugmaschine nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass sie drei Lenker (11, 12, 13) aufweist.
  - 3. Werkzeugmaschine nach einem der vorangehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass die an der die Werkzeugspindel tragenden Einheit (17) angeordneten Gelenke (14, 15, 16) voneinander beabstandet sind.
- 4. Werkzeugmaschine nach einem der vorangehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass sie vier Lenker (11, 11a, 12, 13) aufweist.
- 5. Werkzeugmaschine nach einem der vorangehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass zwei der an der die Werkzeugspindel tragenden Einheit (17) angeordneten Gelenke auf einer gemeinsamen Achse angeordnet sind.

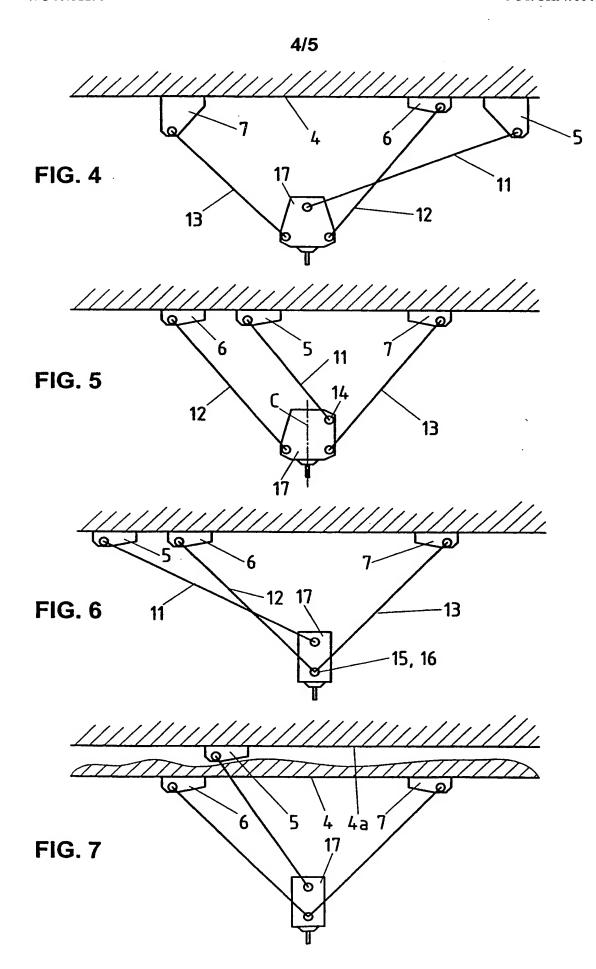
- 6. Werkzeugmaschine nach einem der vorangehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass sie eine zur Führung (4) parallele weitere Führung (4a), auf der mindestens einer der Schlitten angeordnet ist.
- Maschine nach einem der vorangehenden Ansprüche, dadurch
   gekennzeichnet, dass sie einen durch Stützen (2) im Abstand über einem Maschinenbett (1) gehaltenen Träger (3) aufweist, an dem sich die in Richtung der ersten Translationsachse (X) verlaufende Führung (4) befindet, dass auf dem Maschinenbett ein in Richtung der dritten Translationsachse (Y) verschiebbarer Tisch (20) gelagert ist und dass sich auf dem Tisch die Spannvorrichtung (22)
   für ein Werkstück (23) befindet.
  - 8. Verfahren zum Betrieb einer Maschine nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass die drei Schlitten (5, 6, 7) derart gesteuert bewegt werden, dass die Werkzeugspindel (18) um eine Schwenkachse (B) geschwenkt wird, die sich im Berührungspunkt des Werkzeuges mit dem Werkstück befindet.

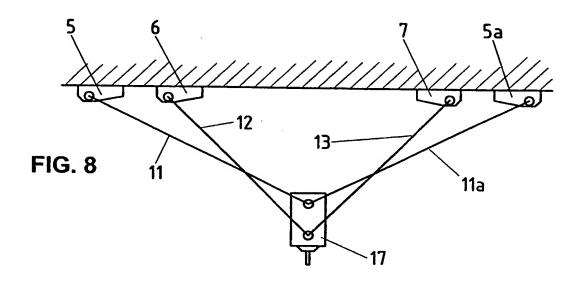


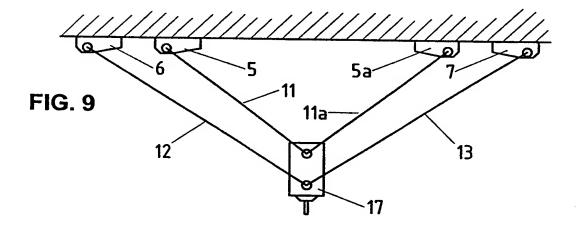
WO 99/32256 PCT/CH97/00479

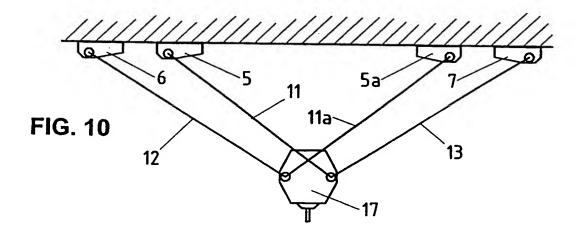












## INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Inte onal Application No PCT/CH 97/00479

A. CLASSI IPC 6	FICATION OF SUBJECT MATTER B23Q1/48 B23C3/18		
According to	o International Patent Classification (IPC) or to both national classifica	tion and IPC	
B. FIELDS	SEARCHED		
Minimum do IPC 6	cumentation searched (classification system followed by classification B23Q B23C	n symbols)	
Documentat	ion searched other than minimumdocumentation to the extent that su	ch documents are included in the fields sea	arched
Electronic d	ata base consulted during the international search (name of data bas	e and, where practical, search terms used)	
C. DOCUM	ENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT		
Category °	Citation of document, with indication, where appropriate, of the rele	vant passages	Relevant to claim No.
Α	WO 97 22436 A (WIEGAND ALEXANDER; WEIKERT SASCHA (CH)) 26 June 199 see claim 1		1-4,7
Α	US 5 378 282 A (POLLARD WILLARD L January 1995 see claim 1	) 3	1
A	US 4 962 676 A (VAINSTOCK MICHAEL October 1990	) 16	
A	US 3 460 435 A (HUCKS HELMUT ET A August 1969 see claim 1	L) 12	1
A	EP 0 330 790 A (E N S A I T) 6 Se 1989 see claim 1	ptember	1 .
:	-	/	
X Furth	ner documents are listed in the continuation of box C.	X Patent family members are listed in	n annex.
° Special ca	tegories of cited documents:	"T" later document published after the inter	mational filing date
consid	ent defining the general state of the art which is not ered to be of particular relevance	or priority date and not in conflict with cited to understand the principle or the invention	the application but eory underlying the
filing d "L" docume	ate int which may throw doubts on priority claim(s) or	"X" document of particular relevance; the c cannot be considered novel or cannot involve an inventive step when the do	be considered to
citation	n or other special reason (as specified)	"Y" document of particular relevance; the c cannot be considered to involve an in	ventive step when the
. other r	ent published prior to the international filing date but	document is combined with one or moments, such combination being obvior in the art.	
later th		"&" document member of the same patent  Date of mailing of the international sea	
	4 August 1998	01/09/1998	
Name and n	nailing address of the ISA  European Patent Office, P.B. 5818 Patentlaan 2	Authorized officer	
	NL - 2280 HV Rijswijk Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl, Fax: (+31-70) 340-3016	De Gussem, J	

# INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Inte onal Application No PCT/CH 97/00479

		PCT/CH 97	/00479
	ation) DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT		
Category °	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages		Relevant to claim No.
Α	DE 195 25 482 A (RICHERZHAGEN BERNOLD) 16 January 1997 see figure 3		1
A	JP 61 055 708 A (MATSUSHITA ELECTRIC IND CO LTD) 20 March 1986 see figures 1-6		1
A	F. BEHI: "KINEMATIC ANALYSIS FOR A SIX DEGREE OF FREEDOM 3-PRPS PARALLEL MECHANISM" IEEE JOURNAL OF ROBOTICS AND AUTOMATION., vol. 4, no. 5, 5 October 1988, pages 561-565, XP002074598 NEW YORK US see figure 1		1
A	NEUGEBAUER R ET AL: "NEUE WERKZEUG-MASCHINENSTRUKTUREN NEW MACHINE TOOL STRUCTURES" ZWF ZEITSCHRIFT FUER WIRTSCHAFTLICHEN FABRIKBETRIEB, vol. 91, no. 7/08, July 1996, pages 363-366, XP000637724 see figure 2		
A	O. ZIRN; G. BALDINI; T. TREIB: "PARALLELE KINEMATIK FÜR WERKZEUGMASCHINEN" WERKSTATT UND BETRIEB., vol. 130, no. 9, 1 September 1997, pages 733-736, XP002074614 MUNCHEN DE see figure 1		1
\	DE 25 00 446 A (MITSUBISHI HEAVY IND LTD) 17 July 1975 see claim 1		1
	DE 32 34 946 A (INOUE JAPAX RES ;JAPAX INC (JP)) 28 April 1983 see claim 1		8
	·		

1

Form PCT/ISA/210 (continuation of second sheet) (July 1992)

## INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Information on patent family members

Int Ional Application No
PCT/CH 97/00479

Patent document cited in search report	t	Publication date	Patent family member(s)	Publication date
WO 9722436	Α	26-06-1997	NONE	
US 5378282	Α	03-01-1995	NONE	
US 4962676	Α	16-10-1990	NONE	
US 3460435	Α	12-08-1969	DE 1552393 A	16-10-1969
EP 0330790	Α	06-09-1989	FR 2621715 A	14-04-1989
DE 19525482	Α	16-01-1997	NONE	
JP 61055708	A	20-03-1986	NONE	- <del> </del>
DE 2500446	A	17-07-1975	JP 50101988 A GB 1442010 A SE 7415152 A US 4046057 A	12-08-1975 07-07-1976 14-07-1975 06-09-1977
DE 3234946	A	28-04-1983	JP 1841108 C JP 5031162 B JP 58050414 A FR 2513161 A GB 2108287 A,B US 4558977 A	25-04-1994 11-05-1993 24-03-1983 25-03-1983 11-05-1983 17-12-1985

# INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

In tionales Aktenzeichen PCT/CH 97/00479

A. KLASS IPK 6	FIZIERUNG DES ANMELDUNGSGEGENSTANDES B23Q1/48 B23C3/18		
111111	DZ3Q1740 DZ3C3/18		
Nach der In	nternationalen Patentidassifikation (IPK) oder nach der nationalen k	Carrification and designs	
	RCHIERTE GEBIETE	tassification and deripk	
Recherchie IPK 6	nter Mindestprüfstoff (Klassifikationssystem und Klassifikationssym	nbole)	
·	B23Q B23C		
Recherchie	rte aber nicht zum Mindestprüfstoff gehörende Veröffentlichungen,	sowait diagountes dia rechembiadan Cabia	
	, J	Chair greater the recherchic teller deplet	e ralien
Wahrend de	er internationalen Recherche konsultlerte elektronische Datenbank	(Name der Datenbank und evtl. verwendete	Suchbegriffe)
C. ALS WE	SENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN		
Kategorie°	Bezeichnung der Veröffentlichung, soweit erforderlich unter Anga	be der in Retracht kommenden Tollo	Data Assessed to the
		To asi in Bolidon Notificial Today	Betr. Anspruch Nr.
Α	WO 97 22436 A (WIEGAND ALEXANDER	KONRAD	1-4,7
	;WEIKERT SASCHA (CH)) 26. Juni 1 siehe Anspruch 1	.997	
Α	US 5 378 282 A (POLLARD WILLARD Januar 1995	L) 3.	1
1	siehe Anspruch 1		
Α	US 4 962 676 A (VAINSTOCK MICHAE	1 \ 16	
	Oktober 1990	L) 10.	
A	US 3 460 435 A (HUCKS HELMUT ET	AL \ 12	
	August 1969	AL) 12.	1
	siehe Anspruch 1		
Α	EP 0 330 790 A (E N S A I T) 6.	September	1
	1989		. •
	siehe Anspruch 1		
		-/	
X Weiter	re Veröffentlichungen sind der Fortsetzung von Feld C zu hmen	X Siehe Anhang Patentfamilie	
Besondere i	Kategorien von angegebenen Veröffentlichungen :	"T" Spätere Veröffentlichung, die nach dem	internationalen Anmeldedatum
aber Hic	lichung, die den allgemeinen Stand der Technik definiert, ht als besonders bedeutsam anzusehen ist	oder dem Prioritätsdatum veröffentlicht Anmeldung nicht kollidiert, sondern nur Erfindung zugrundeliegenden Prinzips	Zum Veretändnie des des
Anneige	okument, das jedoch erst am oder nach dem internationalen edatum veröffentlicht worden ist	"X" Veröffentlichung von besonderer Rader	flung: die heenenmehte Edied :
scheiner	ichung, die geeignet ist, einen Prioritätsanspruch zweifelhaft er- nz lässen, oder durch die das Veröffentlichungsdatum einer im Recherchenbericht genannten Veröffentlichungsbelogt werde.	kaili alien autorung gieser Veroffentik	thing night ale nou ador and
	n zu lassen, oder durch die das Veröffentlichungsdatum einer im Recherchenbericht genannten Veröffentlichung belegt werden r die aus einem anderen besonderen Grund angegeben ist (wie hrt)	"Y" Veröffentlichung von besonderer Bedeu kann nicht als auf erlinderischer Tätigk	itung; die beanspruchte Erfindung eit beruhend betrachtet
ense der	lichung, die sich auf eine mündliche Offenbarung, utzung, eine Ausstellung oder andere Maßnahmen bezieht	werden, wenn die Veröffentlichung mit Veröffentlichungen dieser Kategorie in diese Verbindung für einen Fachmann	einer oder mehreren anderen
dem bea	nchung, die vor dem internationalen Anmeldedatum, aber nach unspruchten Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist	"&" Veröffentlichung, die Mitglied derseiben	Patentfamilie ist
Jaium des Ab	eschlusses der internationalen Recherche	Absendedatum des internationalen Red	cherchenberichts
14	. August 1998	01/09/1998	
lame und Po	stanschrift der Internationalen Recherchenbehörde	Bevollmächtigter Bediensteter	
	Europäisches Patentamt, P.B. 5818 Patentlaan 2 NL - 2280 HV Rijswijk Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl,		
	Fax: (+31-70) 340-3016	De Gussem, J	

## INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Interpolation In

Kategorie®	ung) ALS WESENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN  Bezeichnung der Veröffentlichung, soweil erforderlich unter Angabe der in Betracht komm	ondo Ta"-	Total Assessment
Kategorie	Bezeichnung der Verontentachung, soweil erforderlich unter Angabe der in Betracht komm	enden Teile	Betr. Anspruch Nr.
A	DE 195 25 482 A (RICHERZHAGEN BERNOLD) 16. Januar 1997 siehe Abbildung 3		1
A	JP 61 055 708 A (MATSUSHITA ELECTRIC IND CO LTD) 20. März 1986 siehe Abbildungen 1-6		1
A	F. BEHI: "KINEMATIC ANALYSIS FOR A SIX DEGREE OF FREEDOM 3-PRPS PARALLEL MECHANISM" IEEE JOURNAL OF ROBOTICS AND AUTOMATION., Bd. 4, Nr. 5, 5. Oktober 1988, Seiten 561-565, XP002074598 NEW YORK US siehe Abbildung 1		
A	NEUGEBAUER R ET AL: "NEUE WERKZEUG-MASCHINENSTRUKTUREN NEW MACHINE TOOL STRUCTURES" ZWF ZEITSCHRIFT FUER WIRTSCHAFTLICHEN FABRIKBETRIEB, Bd. 91, Nr. 7/08, Juli 1996, Seiten 363-366, XP000637724 siehe Abbildung 2		1
A	O. ZIRN; G. BALDINI; T. TREIB: "PARALLELE KINEMATIK FÜR WERKZEUGMASCHINEN" WERKSTATT UND BETRIEB., Bd. 130, Nr. 9, 1. September 1997, Seiten 733-736, XP002074614 MUNCHEN DE siehe Abbildung 1		1
A	DE 25 00 446 A (MITSUBISHI HEAVY IND LTD) 17. Juli 1975 siehe Anspruch 1		1
A	DE 32 34 946 A (INOUE JAPAX RES ; JAPAX INC (JP)) 28. April 1983 siehe Anspruch 1		8

# INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Angaben zu Veröffentlichu gen, die zur selben Patentfamilie gehören

Intr onales Aktenzeichen PCT/CH 97/00479

		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	101/011 37/004/3		
Im Recherchenbericht angeführtes Patentdokument		Datum der Veröffentlichung	Mitglied(er) der Patentfamilie	Datum der Veröffentlichung	
WO 9722	436	Α	26-06-1997	KEINE	<del></del>
.US 5378	282	Α	03-01-1995	KEINE	
US 49620	576	A	16-10-1990	KEINE	
US 34604	435	Α	12-08-1969	DE 1552393 A	16-10-1969
EP 03307	790	Α	06-09-1989	FR 2621715 A	14-04-1989
DE 19525	482	A	16-01-1997	KEINE	
JP 61055	5708	A	20-03-1986	KEINE	
DE 25004	146	A	17-07-1975	JP 50101988 A GB 1442010 A SE 7415152 A US 4046057 A	12-08-1975 07-07-1976 14-07-1975 06-09-1977
DE 32349	46	A	28-04-1983	JP 1841108 C JP 5031162 B JP 58050414 A FR 2513161 A GB 2108287 A,B US 4558977 A	25-04-1994 11-05-1993 24-03-1983 25-03-1983 11-05-1983 17-12-1985